#### Rotor-type expander by CO2 cross-critical refrigerating cycle

Publication number: CN1353286

Publication date: 2002-06-12

MA YITAI (CN); YANG ZHAO (CN); WEI DONG (CN)

Applicant:

UNIV TIANJIN (CN)

Classification:

- international:

F25B9/00; F25B9/06; F25B9/00; F25B9/06; (IPC1-7): F25B9/06; F01C1/22

- European:

Application number: CN20011040413 20011206 Priority number(s): CN20011040413 20011206

Also published as:

(C) CN1222741C

Report a data error here

#### Abstract of CN1353286

A rotor-type expander working in conjunction with compressor, gas cooler and evaporator to form a CO2 A rotor-type expander working in conjunction with compressor, gas cooler and evaporator to form a CO2 circulating system is composed of cylinder body, sleeve barrel, eccentrical wheel axle, oil conveying tube, cam, bell-shaped part, high-pressure mechanical seal and slide valve. Its top and bottom end covers are used to divide the internal cavity of expander into a high-pressure cavity and two low-pressure cavities. The synchronous rotations of cam and eccentrical wheel axle makes slide valve move up and down to control the work-doing cycle of expander. It can recover the energy lost in throttle procedure to increase COP of the entire system.

Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

# [12] 发明专利申请公开说明书

F25B 9/06 F01C 1/22

[21] 申请号 01140413.2

[43]公开日 2002年6月12日

[11]公开号 CN 1353286A

[22]申请日 2001.12.6 [21]申请号 01140413.2

[71]申请人 天津大学

地址 300072 天津市南开区卫津路 92 号

[72]发明人 马一太 杨 昭 魏 东

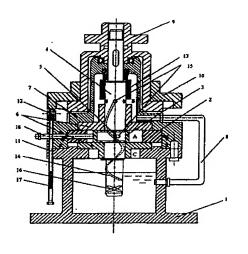
张云宪 苏维诚

[74] 专利代理机构 天津市北洋有限责任专利代理事务所 代理人 诸 凱

权利要求书1页 说明书3页 附图页数2页

### [54] 发明名称 二氧化碳跨临界制冷循环转子式膨胀机 [57] 摘要

二氧化碳跨临界制冷循环转子式膨胀机,主要由缸体,套筒,偏心轮轴,输油管,凸轮,钟形件,高压机械密封及滑阀等组成。由上、下端盖将膨胀机内腔分成一个高压腔,两个低压腔。通过凸轮与偏心轮轴的同步旋转,使得滑阀上下滑动,控制膨胀机的作功循环。本发明配与压缩机、气体冷却器、蒸发器等可构成二氧化碳循环系统。可有效的回收节流过程的能量损失,从而提高整个系统的COP。其回收的功占压缩机耗功的20%左右,具有环保、节能的双重效果。



# 权利要求书

- 1. 二氧化碳跨临界制冷循环转子式膨胀机,具有底座(1),缸体(2),套筒(3),偏心轮轴(4),滑片(5),上、下端盖(6)和高压机械密封(13)等组成,其特征是机座(7)与底座(1)之间密封,组成一个总内腔(膨胀机内腔),由上、下端盖(6)将总内腔隔开,形成一个高压腔二个低压腔,上、下端盖(6)之间为高压腔,机座(7)与上端盖之间为低压腔,下端盖与底座(1)之间亦为低压腔,两个低压腔由偏心轮轴(4)和输油管(8)相连通,钟形件(9)与偏心轮轴(4)用键槽连接,在钟形件(9)的外侧固定一凸轮(10),凸轮(10)随偏心轮轴(4)同步旋转,使滑阀(11)做上下运动,用以控制膨胀机的进气,凸轮(10)与滑阀(11)之间配有高速轴承(12),高压机械密封(13)固定在偏心轮轴(4)上,将旋转过程中的轴向密封转变为端面密封。
- 2. 按照权利要求 1 所述的二氧化碳跨临界制冷循环转子式膨胀机,其特征是所述 的偏心轮轴 (4)设计为空心,上端部被封死,所述的底座 (1)其内腔注入润滑油,通过偏心轮轴 (4)内壁的导油槽 (14)和导油孔 (15)以及其下部的叶片 (16)将润滑油吸入上端盖上面的低压腔,再通过输油管 (8)送回底座的油池中。
- 3. 按照权利要求 1 或 2 所述的二氧化碳跨临界制冷循环转子式膨胀机,其特征是所述的凸轮(10)为圆柱型凸轮,凸轮凹面的圆心角在 95~140°之间,可根据二氧化碳的物理性质以及实际的工况范围进行选择。
- 4. 按照权利要求 1 所述的二氧化碳跨临界制冷循环转子式膨胀机, 其特征是所述的滑阀(11)为空心, 滑阀上的通孔为矩形, 其底部装有弹簧(17)。

## 二氧化碳跨临界制冷循环转子式膨胀机

本发明属于应用于制冷空调与供暖设备中的功回收装置。

目前制冷空调行业普遍使用的制冷剂是 CFCs 与 HCFCs 物质。由于它们对臭氧层有破坏作用以及产生温室效应,世界各国的科学家正在紧张研究其替代工作。从九十年代开始,欧洲人首先倡议使用自然制冷工质,包括氨(R717)、丙烷(R290)等碳氢化合物和二氧化碳(R744)。其中二氧化碳以其优良的环保特性、良好的传热和流动性质被重新引入到制冷热泵行业中来。

前国际制冷学会主席 Gustav Lorentzen 教授于 90 年代初期最早提出采用跨临界循环,以 CO<sub>2</sub> 为制冷剂是解决 CFC 替代的根本性方法。但是,要在工业技术中实现 CO<sub>2</sub> 跨临界制冷循环,目前还有一定难度。主要原因是跨临界循环的不可逆损失增加,其 COP (性能系数)值比常规循环至少低 20%。为了改进 CO<sub>2</sub> 跨临界循环的性能,减少过程中的不可逆损失,可采用膨胀机代替节流阀以回收膨胀功来提高循环的 COP。CO<sub>2</sub> 跨临界循环采用膨胀机比常规工质更具有可行性,CO<sub>2</sub> 的膨胀比为 2~4,是常规工质的 1/10,其膨胀功所占的比例也较大,回收更具实际意义。

本发明的目的是提供一种应用于 CO<sub>2</sub> 跨临界循环系统中的功回收装置,在实际的制冷、热泵设备中可有效的提高系统的 COP,使 CO<sub>2</sub> 作为制冷剂更理想化。

本发明应用了热力学原理: 高压气体膨胀是自发释放能量的过程, 使由气体冷却器出来的超临界二氧化碳在进入膨胀机后, 压力降低, 容积增大, 从而推动膨胀机内的偏心轮轴运动输出机械功。该过程中二氧化碳先从超临界状态变为亚临界的液态, 继续膨胀直至转变成气液两相流状态, 再从膨胀机出来进入蒸发器。

本发明的原理结构如附图 1、附图 2、附图 3 所示。附图 1 为本发明结构示意图。附图 2 为 E-E 剖面结构图及凸轮结构图。附图 3 为带膨胀机的二氧化碳跨临界循环系统流

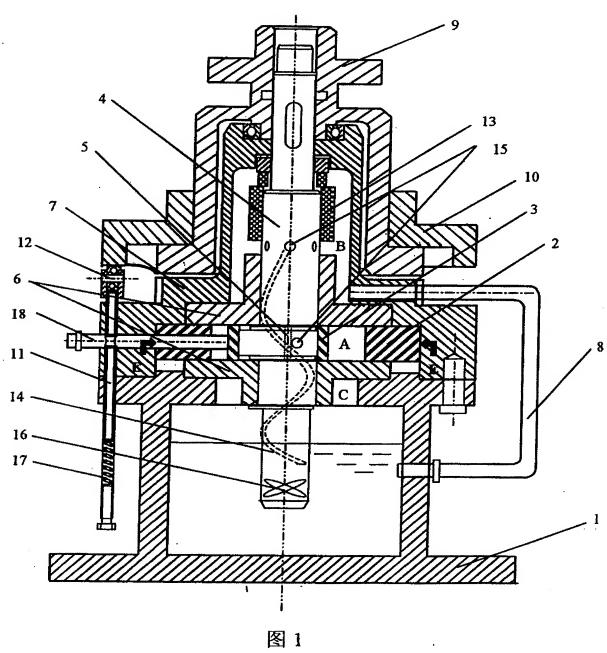
程图。二氧化碳跨临界制冷循环转子式膨胀机,具有底座(1),缸体(2),套筒(3), 偏心轮轴(4),滑片(5),上、下端盖(6)和高压机械密封(13)等组成,机座(7) 与底座(1)之间密封,组成一个总内腔(膨胀机内腔),由上、下端盖(6)将总内腔隔 开,形成一个高压腔二个低压腔,上、下端盖(6)之间为高压腔(A),机座(7)与上 端盖之间为低压腔(B),下端盖与底座(1)之间为低压腔(C),两个低压腔(B、C) 由偏心轮轴(4)和输油管(8)相连通;钟形件(9)与偏心轮轴(4)用键槽连接,在 钟形件(9)的外侧固定一凸轮(10)。凸轮(10)为圆柱型凸轮,其轮廓线按照从动件 ——滑阀的运动规律进行设计,选择滑阀的运动规律为正弦加速度形式,凸轮(10)凹 面的圆心角在 95~140°之间,可根据二氧化碳的物理性质以及实际的工况范围进行选择。 凸轮(10)随偏心轮轴(4)同步旋转,使其滑阀(11)做上下运动,用以控制膨胀机的 进气, 凸轮(10)与滑阀(11)之间配有高速轴承(12), 机械密封(13)固定在偏心轮 轴(4)上,将旋转过程中的轴向密封转变为端面密封,解决了轴向的泄漏问题。底座(1) 的内腔注入润滑油,形成油池,偏心轮轴(4)设计为空心,上端部被封死,通过偏心轮 轴(4)上的导油槽(14)和导油孔(15)以及其下部的叶片(16)将润滑油由下向上吸 入上端盖上面的低压腔(B),再通过输油管(8)送回底座(1)的油池中。滑阀(11) 为空心,质量较小,可减少惯性力,并且可以减小开关过程的时间延迟,滑阀上的通孔 为矩形, 其底部装有弹簧(17), 可调节松紧。附图 1 中 (18) 为进气管, 附图 2 中的 (19) 是进气口,(20) 是排气口。

本发明在附图 3 中为虚线框部分。安装时,按照附图 3 将二氧化碳跨临界制冷循环转子式膨胀机与气体冷却器 (21)、蒸发器 (22) 相连接,即将吸气管口 (19) 与气体冷却器的出口相连,将排气口 (20) 与蒸发器 (22) 的入口相连。二氧化碳从蒸发器 (22) 出来,经过气液分离器 (23) 送入压缩机内进行压缩,压缩后的高压二氧化碳进入气体冷却器中冷却,然后再次进入二氧化碳膨胀机中膨胀,如此循环往复。偏心轮轴输出的机械功可与测功装置相连,也可与压缩机 (24) 相连,二者成同轴旋转,并用隔音罩将

其單住。这样可以在一个紧凑的结构下,将膨胀机回收的机械功直接提供给压缩机,也 能较好的解决密封、噪声和振动等问题。

工作时,超临界高压二氧化碳流体(通常压力为 10Mpa 左右)由进气管道(18)进入 缸体(2)内,此时滑阀(11)处于开启状态,高压流体进入缸体后推动套筒(3)转动,并驱动偏心轮轴(4)按附图 2 所示方向旋转。偏心轮轴带动钟形件(9)和凸轮(10)旋转,当凸轮旋转到凹面结束的角度时,由于凸轮端面形状的改变使得滑阀(11)关闭,停止进气,流体开始自发膨胀。此膨胀过程中,由于压差的作用高压二氧化碳继续推动偏心轮轴和套筒转动,当套筒转到缸体排气口位置时,压力降低到排气压力(30~40MPa),高压二氧化碳变为气液两相流体,由排气口(20)排出,上述的所有旋转部件均旋转一周。在下一循环中,凸轮的转动又将滑阀(11)打开,使得高压二氧化碳再次由进气管进入缸体(2)内,如此反复运动,达到输出轴功的目的。

本发明结构简单,体积小,重量轻,运行安全可靠,并配有功率测量系统,对 CO<sub>2</sub> 跨临界系统的实用化起到积极的作用。可有效的回收节流过程的能量损失,从而提高整个系统的 COP。考虑各种实际情况,其回收的功占压缩机耗功的 20%左右,具有环保、节能的双重效果。



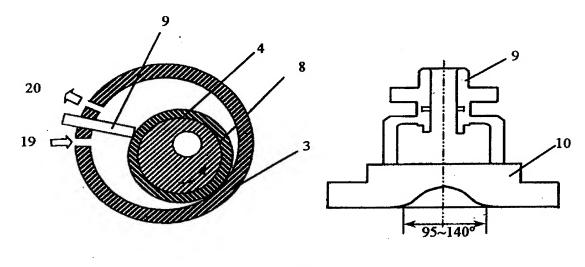


图 2

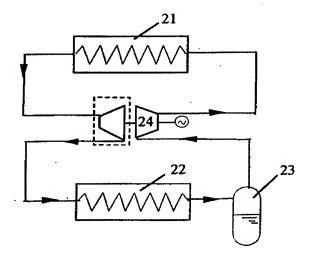


图 3